IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

IN RE APPLICATION OF: Tsuyoshi IKEDA, et al.		GAU:
SERIAL NO: New Application		EXAMINER:
FILED: Herewith	•	
FOR: FLOW CONTROLLIN	G APPARATUS	
	REQUEST FOR PRIOR	RITY
COMMISSIONER FOR PATENTS ALEXANDRIA, VIRGINIA 22313		
SIR:		
☐ Full benefit of the filing date of Uprovisions of 35 U.S.C. §120.	J.S. Application Serial Number	, filed , is claimed pursuant to the
Full benefit of the filing date(s) of \$119(e):	of U.S. Provisional Application(s) is Application No.	s claimed pursuant to the provisions of 35 U.S.C. <u>Date Filed</u>
Applicants claim any right to pricte provisions of 35 U.S.C. §119		ions to which they may be entitled pursuant to
In the matter of the above-identified	application for patent, notice is here	by given that the applicants claim as priority:
COUNTRY Japan	<u>APPLICATION NUMBER</u> 2003-101778	MONTH/DAY/YEAR April 4, 2003
Certified copies of the corresponding	Convention Application(s)	
are submitted herewith		
☐ will be submitted prior to pay		·
☐ were filed in prior application		
☐ were submitted to the Interna Receipt of the certified copies acknowledged as evidenced b	tional Bureau in PCT Application News by the International Bureau in a tipy the attached PCT/IB/304.	Number mely manner under PCT Rule 17.1(a) has been
☐ (A) Application Serial No.(s)	were filed in prior application Seri	al No. filed ; and
☐ (B) Application Serial No.(s)		
are submitted herewith		
will be submitted prior	to payment of the Final Fee	
	F	Respectfully Submitted,
		OBLON, SPIVAK, McCLELLAND, MAIER & NEUSTADT, P.C.
	_	Wm Weller
Customer Number		C. Irvin McClelland
Customer Number	r	Registration No. 21,124

22850

Tel. (703) 413-3000 Fax. (703) 413-2220 (OSMMN 05/03)

日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2003年 4月 4日

出 願 番 号 Application Number:

特願2003-101778

[ST. 10/C]:

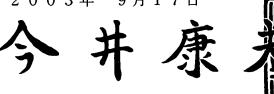
[JP2003-101778]

出 願 人
Applicant(s):

豊田工機株式会社

2003年 9月17日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office





ページ: 1/E

【書類名】

特許願

【整理番号】

OP0203695

【あて先】

特許庁長官 殿

【国際特許分類】

B62D 5/07

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市朝日町1丁目1番地 豊田工機株式会社内

【氏名】

池田 強

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市朝日町1丁目1番地 豊田工機株式会社内

【氏名】

川幡 信之

【特許出願人】

【識別番号】

000003470

【氏名又は名称】

豊田工機株式会社

【代理人】

【識別番号】

100097607

【弁理士】

【氏名又は名称】

小川 覚

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

020846

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】

9006485

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 流量制御装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 ポンプからの吐出油を動力舵取装置へ送り出す通路中に可変 絞りを有するとともに、上記ポンプからの吐出油の流量が所定値を超えたときに 上記可変絞りの前後差圧に応じて作動して上記余剰の吐出油をポンプ吸入ポート につながるバイパス路へ還流させるスプールを有し、更に、上記可変絞りの開度 を所定の入力電気信号の値に応じて変化させるように作動するソレノイド機構を 有する流量制御装置において、上記ポンプ回転速度が所定値以上に上昇した場合 に、当該ポンプ回転速度の上昇に応じて上記可変絞りの開度を絞るように上記ソ レノイド機構を作動させるようにしたことを特徴とする流量制御装置。

【請求項2】 ポンプからの吐出油を動力舵取装置へ送り出す通路中に設けられるものであって所定の電気信号の値に応じて作動するソレノイド機構にて制御される第一の可変絞り機構を有するとともに、上記ポンプからの吐出油の流量が所定値を超えたときに上記第一の可変絞り機構の前後差圧に応じて作動して上記余剰の吐出油をポンプ吸入ポートにつながるバイパス路へ還流させるスプールを有する流量制御装置において、上記第一の可変絞り機構の上流側に設けられるものであって上記ポンプ回転速度が上昇した場合に、当該ポンプ回転速度の上昇に応じて開度を絞るように形成された第二の可変絞り機構を設けるようにしたことを特徴とする流量制御装置。

【請求項3】 請求項2記載の流量制御装置において、上記第二の可変絞り機構を、上記スプールの頭部側に設けられるものであってロッド状の形態からなるとともに当該スプールと一体となって移動する可動ロッドを主に形成させ、かつ、この可動ロッドの作動によって開度を変化させるようにした構成からなることを特徴とする流量制御装置。

【発明の詳細な説明】

 $[0\ 0\ 0\ 1]$

【発明の属する技術分野】

本発明は、パワーステアリング装置用ベーンポンプに用いられる流量制御装置

に関するものであり、特に、上記パワーステアリング装置へ送り出される作動油 の流量をポンプ回転速度に応じて適宜値に制御することのできるようにした回転 数感応型の流量制御装置に関するものである。

[0002]

【従来の技術】

一般に、自動車用パワーステアリング装置に用いられるオイルポンプ用流量制御装置は、例えば、特開2001-163233号公報等に示される如く、車速あるいは操舵角等に応じて、パワーステアリング装置のパワーアシスト部へ供給される作動油の流量が適当な値になるように制御されるようになっているものである。この作動油供給量の制御を行う方法としては、既存のスプール式流量制御装置の送出ポート部に設けられた可変バルブをソレノイドにて作動させることによって行われるようになっているものが挙げられる。そして、このようなソレノイドのところには、車速あるいはステアリング機構における操舵角等に関連する電気信号が入力され、この電気信号に応じて上記ソレノイドが作動するとともに、このソレノイドの作動に応じて上記可変バルブが作動して、パワーステアリング装置のパワーアシスト部への作動油の供給量が制御されるようになっているものである。

[0003]

【特許文献1】

特開2001-163233号公報

[0004]

【発明が解決しようとする課題】

ところで、上記従来のものは、車速やステアリング機構における操舵角に応じた電気信号、具体的には電流値に対応させた状態にて上記ソレノイドを作動させ、流量制御装置からパワーステアリング装置を形成する油圧装置側へ所定量の作動油を供給するようにしているものである。従って、上記入力電流値が一定であれば、エンジン回転速度、すなわち、ポンプの回転速度には関係なく一定の値の作動油が上記油圧装置側へ供給されるのが建前となっている。しかしながら、実際の装置においては、エンジン回転速度の上昇、すなわち、ポンプ回転速度の上

昇に応じてポンプからの吐出流量が増加して来るため、流量制御装置を形成するバイパス部においてはバイパス流の流速が増大化し、その流体力によってメインスプールが引き戻されるようになる。従って、車速あるいは操舵角が一定状態にあったとしても、エンジン回転速度が上昇をすると、バイパス環流量が減少してパワーアシスト部を形成する油圧装置へ供給される作動油の量が上昇し、パワーアシスト力に変動をきたすおそれがある。その結果、操舵フィーリングを悪くすると言う問題点がある。このような問題点を解決するために、上記パワーアシスト部を形成する油圧装置へ供給される作動油の流量を、ポンプ回転速度の上昇時におけるバイパス流の流速の増大化に起因する変動量を相殺して、一定化することのできるようにした回転数感応型の流量制御装置を提供しようとするのが、本発明の目的(課題)である。

[0005]

【課題を解決するための手段】

上記課題を解決するために、本発明においては次のような手段を講ずることとした。すなわち、請求項1記載の発明においては、ポンプからの吐出油を動力舵取装置へ送り出す通路中に可変絞りを有するとともに、上記ポンプからの吐出油の流量が所定値を超えたときに上記可変絞りの前後差圧に応じて作動して上記余剰の吐出油をポンプ吸入ポートにつながるバイパス路へ還流させるスプールを有し、更に、上記可変絞りの開度を所定の入力電気信号の値に応じて変化させるように作動するソレノイド機構を有する流量制御装置に関して、上記ポンプ回転速度が所定値以上に上昇した場合に、当該ポンプ回転速度の上昇に応じて上記可変絞りの開度を絞るように上記ソレノイド機構を作動させるようにした構成を採ることとした。

[0006]

このような構成を採ることにより、本発明のものにおいては、一般に、エンジン回転速度の上昇時、すなわち、ポンプ回転速度の上昇時において、バイパス路へのバイパス還流作動油の流速が高くなることによって形成される流体力の作用によってスプールが引き戻されるようになり、バイパス路への還流量の値が低減化されるようになる。その結果、動力舵取装置への送出流量は増加するようにな

る。この送出流量の増加現象を、上記可変絞りの開度を絞ることによって抑制することができるようになる。すなわち、本発明のものにおいては、一般に、上記エンジン回転速度、すなわち、ポンプ回転速度の上昇によって上記スプールが上記流体力の作用によって引き戻され、作動油の送出ポート側への流量が増加するようになるが、このとき、本発明のものにおいては、ソレノイド機構のところにエンジン回転速度あるいはポンプ回転速度の上昇に伴う電気信号が入力されるようになり、この電気信号に基づいて、上記ソレノイド機構が作動して、上記可変絞りの開度は絞られるようになる。その結果、前後差圧が上昇してスプールは後退させられ、バイパス路への還流流量は増大化する。これによって、動力舵取装置へ供給される作動油の量は一定の値に制御されるようになる。

[0007]

次に、請求項2記載の発明について説明する。このものの特徴とするところは、ポンプ回転速度の上昇に伴って生ずるバイパス還流量の低下現象の抑制を、ソレノイド機構とは別の絞り機構(可変絞り機構)にて行わせるようにしたことである。すなわち、本発明においては、ポンプからの吐出油を動力舵取装置へ送り出す通路中に設けられるものであって所定の電気信号の値に応じて作動するソレノイド機構にて制御される第一の可変絞り機構を有するとともに、上記ポンプからの吐出油の流量が所定値を超えたときに上記第一の可変絞り機構の前後差圧に応じて作動して上記余剰の吐出油をポンプ吸入ポートにつながるバイパス路へ還流させるスプールを有する流量制御装置に関して、上記第一の可変絞り機構の上流側に設けられるものであって上記ポンプ回転速度が上昇した場合に、当該ポンプ回転速度の上昇に応じて開度を絞るように形成された第二の可変絞り機構を設けるようにした構成を採ることとした。

[0008]

このような構成を採ることにより、本発明のものにおいても、上記請求項1記載のものと同様、ポンプ回転速度の上昇時におけるバイパス還流量の減少に基づく吐出流量の増加現象を抑止することができるようになる。すなわち、本発明のものにおいては、上記第二の可変絞り機構はポンプ回転速度が所定値以上に上昇した場合に、ポンプ回転速度の上昇に応じて絞り開度が絞られるようになってい

るものである。従って、ポンプ回転速度が所定値以上に上昇した場合、上記スプールの前後差圧が増加し、上記スプールは後退してバイパス路へのバイパス還流量が確保されるようになる。その結果、流体力による油圧機構側への送出流量の増加と、第二の可変絞り機構による送出流量の減少とにて全体の送出流量が相殺される為、油圧機構への送出流量は一定の値に制御されるようになる。

[0009]

次に、請求項3記載の発明について説明する。このものも、その基本的な点は上記請求項2記載のものと同じである。すなわち、本発明においては、請求項2記載の流量制御装置に関して、上記第二の可変絞り機構を、上記スプールの頭部側に設けられるものであってロッド状の形態からなるとともに当該スプールと一体となって移動する可動ロッドを主に形成させ、かつ、この可動ロッドの作動によって開度を変化させるようにした構成を採ることとした。このような構成を採ることにより、本発明のものにおいても、上記請求項2記載のものと同様、ポンプからの吐出流量が増加すると、第二の可変絞り機構の上流側の圧力が上昇し、上記スプールは後退してバイパス路へのバイパス還流量が確保されるようになる。その結果、動力舵取装置側への送出流量は増加しないようになり、操舵フィーリングに違和感等が生じないようになる。

[0010]

【発明の実施の形態】

本発明の実施の形態について、図1ないし図4を基に説明する。そのうちの第一の実施の形態について図1を基に説明する。このものは、ポンプ8にて生成された吐出油(作動油)を適当に制御した状態で動力舵取装置を形成する油圧機構9側へ送り出す流量制御装置に関するものである。そして、その構成は、ポンプ8からの吐出油を導くための供給路82、当該供給路82に連なるように設けられるものであってスプール1の頭部(スプール頭部)11側に設けられるオイル導入室81、当該オイル導入室81に導入された余剰の吐出油(作動油)をポンプ8側へ還流させるバイパス路72等を有するハウジング7と、当該ハウジング7の一方の端部側に設けられるユニオン6と、当該ユニオン6の内部に設けられるものであってソレノイド機構5にて駆動される弁体52を基礎に形成される可

6/

変絞り2と、上記ハウジング7内にあって上記可変絞り2の近くに設けられた固定絞り29における前後差圧に応じて作動するとともに、上記オイル導入室81内に導入された余剰の作動油をバイパス路72側に放出させるように作動するスプール1と、からなることを基本とするものである。そして、このような構成からなる各部材が、図3に示す如く、ポンプ8を中心にして一体的にまとめられるようになっているものである。

[0011]

このような構成からなるものにおいて、上記ハウジング7内には、スプール1が摺動可能なように設置されており、このスプール1の一方の端部側にはスプリング77が設置されて、上記スプール1を、その頭部11側へ押付けるようになっているものである。また、このようなスプール1のスプリング77の設置される端部側には、固定絞り29及び可変絞り2の下流側の油圧が圧力通路71を介して導入されるようになっているものである。また、このようなスプール1の頭部11側には上記オイル導入室81につながるスプール頭部室15内の油圧が働くようになっており、これらによって、上記スプール1は、上記固定絞り29及び可変絞り2のところに生ずる前後差圧に応じた適宜位置を採るようになっているものである。すなわち、このようなスプール1の作動状態の如何、具体的には上記固定絞り29及び可変絞り2の前後差圧の如何によって、スプール頭部室15とバイパス路72との間の開度が制御されて、上記オイル導入室81に導入された余剰の吐出油(作動油)がバイパス路72に還流されるようになっているものである。

$[0\ 0\ 1\ 2\]$

このようなスプール1の頭部11側には、当該スプール頭部11側に開口25 並びにオイル導入室81側に開口するオイル導入孔26を有する円筒状の絞り構 成部材211が設けられるようになっている。そして、この絞り構成部材211 のもう一方の端部側には開口状の形態からなる絞り孔22及び固定絞り29が設 けられるようになっている。そして更に、上記絞り孔22のところには、当該絞 り孔22の開口面積を変化させるように作動するロッド状の弁体52が設置され るようになっているものである。この弁体52は、ソレノイド機構5を形成する 可動鉄芯51に同軸状に連結され、当該可動鉄芯51の作動によって上記絞り孔22の中心線上を移動するようになっているものである。この弁体52の上記絞り孔22の中心線方向への移動によって、上記絞り孔22と弁体52の端面との間に形成される隙間面積が変化するようになり、これによって可変絞り2が形成されるようになっているものである。この可変絞り2における隙間面積を変化させることによって、スプール1をスプリング77のバネ反力に抗した状態で移動させて、オイル導入室81内に導入された吐出油(作動油)をスプール頭部室15からバイパス路72側へと適宜量還流させるようにしているものである。

[0013]

なお、このような可変絞り2を形成する弁体52を駆動するソレノイド機構5は、上記弁体52につながる可動鉄芯51と、当該可動鉄芯51の外側に設けられるものであって当該可動鉄芯51を相対スライド運動させるコイル53と、からなるものである。そして、このようなソレノイド機構5のところには、当該ソレノイド機構5の作動を制御する制御手段55が設けられるとともに、当該制御手段55のところには、ポンプ8の回転速度を検出する回転速度センサ56(図3参照)が設けられるようになっている。そして更に、この回転速度センサ56からの電気信号が上記制御手段55に入力されて、上記ソレノイド機構5を適宜作動させるようにしているものである。

$[0\ 0\ 1\ 4\]$

次に、このような構成からなる本実施の形態のものについての作動態様について、図1及び図3を基に説明する。まず、ポンプ8が稼働を開始すると、当該ポンプ8から吐出された吐出油(作動油)は、図1の供給路82を経てオイル導入室81に導入される。このオイル導入室81に導入された吐出油(作動油)はオイル導入孔26を経由して通路21内へと流動し、固定絞り29または可変絞り2を経由してユニオン6内に設けられた送出口99から動力舵取装置を形成する油圧機構9へと送り出される。そして、このとき、ポンプ回転速度がある程度上昇して、吐出流量が所定値を超えると、まず、上記固定絞り29の前後に生ずる差圧の作用によって、スプール1がスプリング77のバネ反力に抗した状態で作動し、スプール頭部室15とバイパス路72との間が連通状態になる。その結果

8/

、余剰の吐出油は上記バイパス路72に還流されることとなり、これによって、 送出口99から送出される作動油の流量は一定値になる。すなわち、定流量制御 状態となる。

[0015]

このような状態において、ポンプ回転速度が更に上昇してポンプ8からの吐出流量が増加すると、オイル導入室81に導入される吐出油(作動油)の量が増え、当該オイル導入室81につながるスプール頭部室15からバイパス路72へ還流される作動油の量も増えるとともに、この還流される作動油の流れも速くなる。すなわち、バイパス還流作動油の流速が速くなる。その結果、このバイパス還流による流体力の影響によって上記スプール1がスプール頭部11側に設けられる絞り構成部材211の開口25側に引き戻されるようになる。これによって、図4の破線で示すように、ポンプ回転速度の上昇に伴って、オイル導入室81に導入された作動油は通路21及び固定絞り29を経由して送出口99側へと送り出され、動力舵取装置を形成する油圧機構9側へと余分に送られることとなる。その結果、動力舵取装置においては余分なアシスト力が加えられることとなる。操舵フィーリングを悪くするおそれがある。また、高速走行時等、パワーアシスト力をほとんど必要としないような場合においても油圧機構9側へ余分に作動油が送られることとなるので省エネルギー効果を低減化させることとなる。

[0016]

これに対処するために、本実施の形態のものにおいては、エンジン回転速度の上昇に伴うポンプ回転速度の上昇時において、図3に示すポンプ回転数センサ56から所定の信号を発信させ、この信号を制御手段55に入力させて、ソレノイド機構5を適宜量作動させるようにする。具体的には、図1に示すソレノイド機構5を作動させて弁体52を突出させて絞り孔22との間の隙間面積を減小させるようにする。その結果、本可変絞り2前後の差圧が上昇して、上記スプール1はスプリング77の存在する側へ後退する。これによって、スプール頭部室15とバイパス路72との間には大きな開口部が形成されるようになり、ポンプ8からの余剰の吐出油(作動油)は十分にバイパス路72へ還流されるようになる。従って、図4の実線で示すように、送出口99から動力舵取装置の油圧機構9側

へ送り出される作動油の量が増加するのを抑止することができるようになり、同 一車速状態において異なった操舵フィーリングを与えないですむようになる。ま た、動力舵取装置を形成する油圧機構 9 へは無駄な作動油が供給されないように なり、本油圧システム全体の省エネルギー化を図ることができるようになる。

$[0\ 0\ 1\ 7]$

次に、本発明の第二の実施形態について図2を基に説明する。このものも、その基本的な点は上記第一の実施の形態のものと同じである。異なるところは、ポンプ回転速度の上昇に伴って生ずるバイパス還流の低下現象の抑制を、スプールと一体的に設けられた機械式の絞り機構(本実施の形態においては第二の可変絞り機構と言う)にて行わせるようにしたことである。この第二の可変絞り機構3は、図2に示す如く、絞り構成部材211のスプール頭部11側の開口部のところに設けられるものであって所定の内径を有する絞り孔33と、当該絞り孔33内にて当該絞り孔33の中心線方向に相対移動するロッド状の形態からなるものであって、上記スプール1の頭部(スプール頭部)11側に一体的に設けられる可動ロッド31と、からなることを基本とするものである。

$[0\ 0\ 1\ 8]$

このような構成からなるものにおいて、上記可動ロッド31は、その一端がスプール頭部11に固定されて、スプール1の運動に同期した状態で上記絞り孔33内を移動するようになっているものである。そして、本可動ロッド31の上記絞り孔33と相対運動をする部分のところにはテーパ部311が形成されており、当該テーパ部311の傾斜面の形状は上記スプール1の頭部11側に向かってロッド部の径が細くなるように形成されているものである。すなわち、スプール1がスプリング77側へ後退するに従って、上記絞り孔33との間の隙間面積を減少させるようにロッド径が太くなるように形成されているものである。具体的には、スプール1が前進をしてスプール頭部室15のバイパス路72への開口部が狭くなるようになると、上記絞り孔33と可動ロッド31のテーパ部311とにて形成される隙間面積は広くなるように設定されているものである。

[0019]

これによって、本実施の形態のものにおいては、ポンプ回転速度が上昇し、上

記スプール1がスプリング77側へ後退すると、可動ロッド31で絞り孔33の 開度が絞られ、上記スプール1の前後差圧が増加し、上記スプール1はスプリン グ77側へと更に後退する。その結果、スプール1がバイパス還流の流体力によ って引き戻されることによる送出流量の増加と、第二の可変絞り3の作用による 送出流量の減少とが相殺され、図4の実線に示すように、吐出流量が一定の値と なる。その結果、送出口99から油圧機構9側へ送り出される作動油は増加しな いようになる。これによって、同一車速でも異なった操舵フィーリングを与えな いですむようになる。また、油圧機構9側へ無駄な作動油を送らないでもすむよ うになり、本油圧システム全体の省エネルギー化を図ることができるようになる 。また、本実施の形態によれば、ソレノイド機構に変更を加えることなく、同機 構以外の機械的な変更により仕様変更等に対応することができるようになる。そ の結果、コスト低減化に寄与することができるようになる。なお、このような本 実施の形態のものにおいては、上記第一の実施の形態のものと同様、絞り構成部 材211の送出口99側の開口部のところには、第一の可変絞り機構2が設けら れるようになっている。そして、当該第一の可変絞り機構2を作動させるソレノ イド機構5のところには、制御手段55を介して、回転速度の他に各種信号が入 力されるようになっているものである。具体的には、図3に示す如く、車速セン サあるいは操舵角センサ等からなるセンサ56'等から各種電気信号が上記制御 手段55に入力され、上記車速あるいは操舵角等の如何に応じて、動力舵取装置 を形成する油圧機構9への作動油の送出量が制御されるようになっているもので ある。また、本実施の形態においては、スプールと一体的に設けられた絞り機構 を用いることとしたが、これに限定されるものではなく、同じ機械式の絞り機構 としては、第一の可変絞り機構2の上流側にサブスプールを組み込むようにした タイプのものであっても良い。

[0020]

【発明の効果】

本発明によれば、上記構成を採ることにより、エンジン回転速度の上昇時、すなわち、ポンプ回転速度の上昇時において、バイパス路へのバイパス還流作動油の流速が高くなることによって形成される流体力によってスプールが引き戻され

、バイパス路への還流量の値が低下して動力舵取装置への送出流量が増加するようになる現象を、上記可変絞りの開度を絞ることによって抑制することができるようになった。すなわち、本発明のものにおいては、ソレノイド機構のところにエンジン回転速度あるいはポンプ回転速度の上昇に伴う電気信号が入力されるようになり、この電気信号に基づいて、上記ソレノイド機構が作動して、上記可変絞りの開度は絞られ、その結果、前後差圧が上昇してスプールは後退させられ、バイパス路への還流流量は増大化するようになった。その結果、動力舵取装置へ供給される作動油の量は一定の値に制御され、同一車速の状態において異なった操舵フィーリングを与えるようなことが無くなった。また、非操舵時には動力舵取装置を形成する油圧機構へは無駄な作動油が供給されないようになり、装置全体の省エネルギー化を図ることができるようになった。

[0021]

また、本発明、特に請求項2記載の発明によれば、同一車速状態において異なった操舵フィーリングを与えるようなことが無くなるとともに、非操舵時における省エネルギー化を図ることができるようになった。また、仕様変更等に対して、制御系におけるソフト及びハードの変更をすることなく、ポンプ内の機械的な変更により対応することができるようになり、仕様変更に対するコスト低減化に寄与することができるようになった。また、本発明、特に請求項3記載の発明によれば、スプールと一体の可動ロッドを用いることによって、仕様変更等を容易に行うことができるようになり、これによってコスト低減化に更に寄与することができるようになった。

【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明に係る第一の実施形態についての全体構成を示す縦断面図である。

図2

本発明に係る第二の実施形態についての全体構成を示す縦断面図である。

【図3】

本発明の全体構成を示す図である。

【図4】

ポンプ回転速度 (r, p, m) と吐出流量との関係を示す図 (グラフ) である

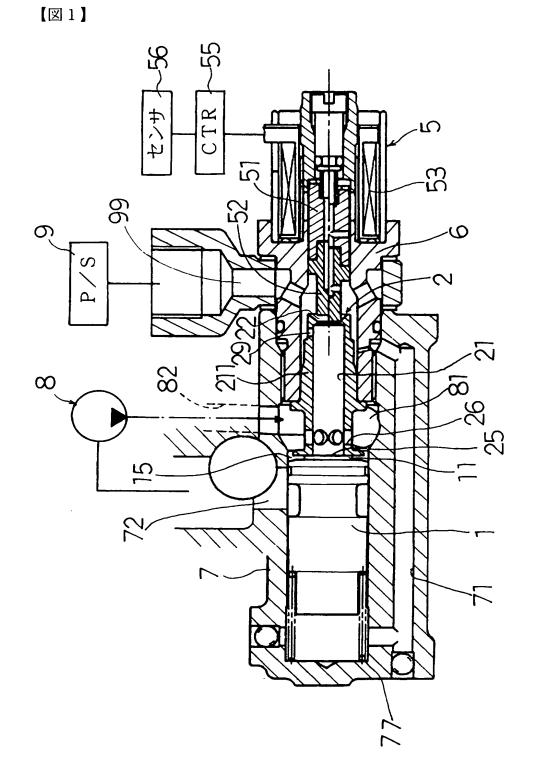
0

【符号の説明】

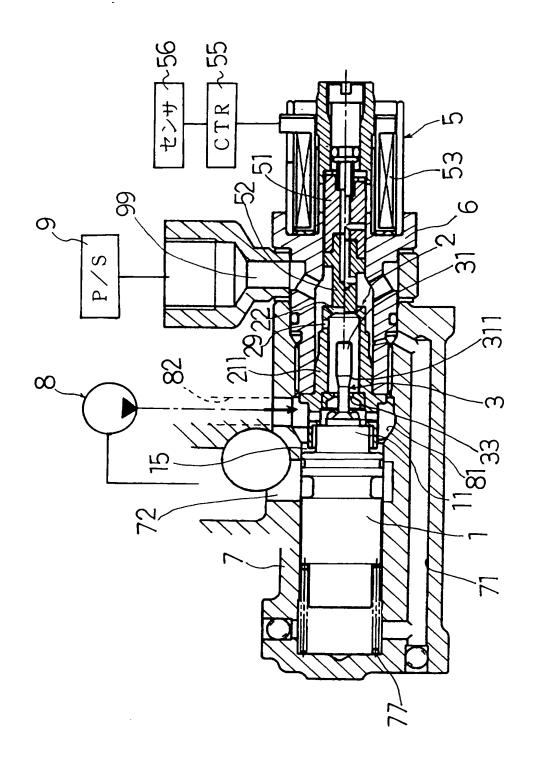
- 1 スプール
- 11 スプール頭部
- 15 スプール頭部室
- 2 可変絞り (第一の可変絞り機構)
- 21 通路
- 211 絞り構成部材
- 22 絞り孔
- 25 開口
- 26 オイル導入孔
- 29 固定絞り
- 3 可変絞り機構 (第二の可変絞り機構)
- 31 可動ロッド
- 3 1 1 テーパ部
- 33 絞り孔
- 5 ソレノイド機構
- 51 可動鉄芯
- 5 2 弁体
- 53 コイル
- 55 制御手段
- 56 回転速度センサ
- 56' センサ
- 6 ユニオン
- 7 ハウジング
- 71 圧力通路
- 72 バイパス路
- 77 スプリング

- 8 ポンプ
- 81 オイル導入室
- 8 2 供給路
- 9 油圧機構
- 9 9 送出口

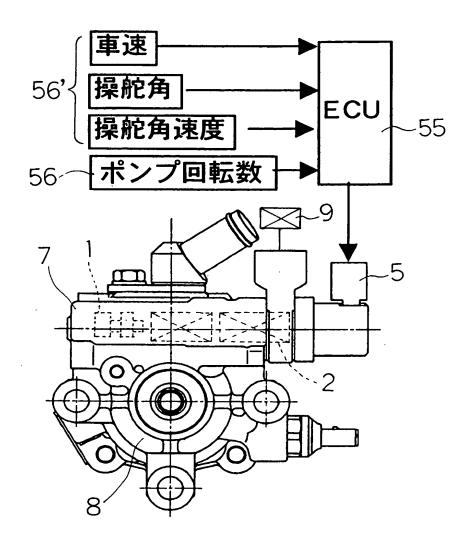
【書類名】 図面



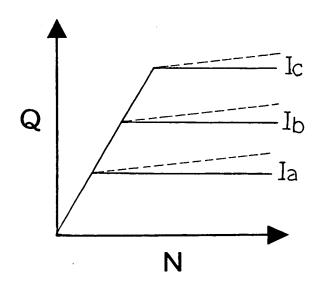
【図2】



【図3】



【図4】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 ポンプ回転速度の上昇時に油圧機構側へ不要の作動油を供給しないようにする。

【解決手段】 ポンプ8からの吐出油を導くための供給路82、供給路82に連なるように設けられるものであってスプール1の頭部11側に設けられるオイル導入室81、オイル導入室81に導入された余剰の作動油をポンプ8側へ還流させるバイパス路72等を有するハウジング7と、ハウジング7の一方の端部側に設けられるユニオン6と、ユニオン6の内部に設けられるものであってソレノイド機構5にて駆動される弁体52を基礎に形成される可変絞り2と、ハウジング7内にあって可変絞り2の近くに設けられた固定絞り29における前後差圧に応じて作動するとともに、オイル導入室81内に導入された余剰の作動油をバイパス路72側に放出させるように作動するスプール1と、からなるようにする。

【選択図】 図1

認定・付加情報

特許出願の番号 特願2003-101778

受付番号 50300566992

書類名 特許願

担当官 第三担当上席 0092

作成日 平成15年 4月16日

<認定情報・付加情報>

【提出日】 平成15年 4月 4日

特願2003-101778

出願人履歴情報

識別番号

[000003470]

1. 変更年月日

1990年 8月24日

[変更理由]

新規登録

住 所

愛知県刈谷市朝日町1丁目1番地

氏 名 豊田工機株式会社